

РАДИАЛЬНО НЕСИММЕТРИЧНЫЕ КОЛЕБАНИЯ ЧАСТИЧНО ВОССТАНОВЛЕННОЙ ТИМПАНИЧЕСКОЙ МЕМБРАНЫ РЕКОНСТРУИРОВАННОГО СРЕДНЕГО УХА

Любина Е.А., Михасев Г.И.

УО «Витебский государственный ордена Дружбы народов медицинский университет»

В работе рассматривается частично реконструированная звукопроводящая колебательная система среднего уха человека в случае, когда на поврежденную барабанную перепонку накладывается изготовленная из хряща искусственная мембрана (техника реконструкции «small island»)[1]. В центр искусственной мембраны устанавливается замещающий цепь косточек «молоточек-наковальня» Т-образный протез с круглым основанием, соединенный с головкой стремени косточки. Основание протеза практически полностью закрывает отверстие в барабанной перепонке, что позволяет рассматривать барабанную перепонку с искусственной мембраной как двухслойную кольцевую пластину, сопряженную на внутреннем контуре с основанием протеза. Протез моделируется как недеформируемый стержень, жестко склеенный с мембраной.

Цель. Целью работы является построение механико-математической модели колебательной системы среднего уха в случае его частичной реконструкции, описанной выше, для расчета собственных частот радиально несимметричных колебаний системы.

Материалы и методы. В работе использовались дифференциальные уравнения, описывающие движение слоистой пластины, а также система уравнений движения стержней, асимптотический метод решения дифференциальных уравнений в частных производных и численные методы решения полученных нелинейных уравнений.

Результаты и обсуждение. Введем прямоугольную ортогональную систему координат $Oxyz$ с центром в основании покоящегося стремени. Центры пластинки и основания протеза находятся в одной точке O_p . Сопротивление связок овального окна будет наименьшим, если стремя совершает поступательное движение в направлении оси Oz и повороты вокруг оси Ox [2]. Поэтому для анализа малых (линейных) низкочастотных колебаний можно рассмотреть плоские движения цепи «протез-стремя».

Уравнение свободных колебаний упругой двухслойной кольцевой пластины будет иметь вид:

$$D(1 - c_1 \Delta) \Delta^2 \chi(r, \varphi, t) + \rho_0 h \frac{\partial^2}{\partial t^2} (1 - c_2 \Delta) \chi(r, \varphi, t) = 0, \quad (1)$$

где Δ – оператор Лапласа в полярной системе координат r, φ ($b \leq r \leq a$) с центром в точке O_p , $\chi(r, \varphi, t)$ – функция перемещения, связанная с прогибом пластины $W(r, \varphi, t)$ соотношением:

$$W(r, \varphi, t) = (1 - c_2 \Delta) \chi(r, \varphi, t), \quad (2)$$

$D = Eh^3/[12(1-\nu^2)]$ – цилиндрическая жесткость пластинки, $h=h_1+h_2$ – толщина пластинки, E, ν – мгновенные модуль Юнга и коэффициент Пуассона, ρ_0 – плот-

ность материала, из которого состоит пластина, параметры c_1 и c_2 зависят от количества слоев и физических свойств пластины.

В случае наличия одного узлового диаметра условия жесткой заделки примут вид:

$$(1 - c_2 \Delta) \chi(r, \varphi, t) \Big|_{r=a} = 0, \quad \frac{\partial \chi(r, \varphi, t)}{\partial r} \Big|_{r=a} = 0, \quad \frac{\partial}{\partial r} (\Delta \chi(r, \varphi, t)) \Big|_{r=a} = 0, \quad (3)$$

$$(1 - c_2 \Delta) \chi(r, \varphi, t) \Big|_{r=b} = b \cos \varphi \sin \Theta_p(t), \quad \frac{\partial \chi(r, \varphi, t)}{\partial r} \Big|_{r=b} = 0, \quad (4)$$

$$\frac{\partial}{\partial r} (\Delta \chi(r, \varphi, t)) \Big|_{r=b} = 0.$$

где Θ_p – угол поворота протеза и пластинки вокруг оси O_{px} .

Протез совершает вращательное движение относительно оси O_{px} , а стремя совершает сложное плоское движение, состоящее из поступательных движений вдоль осей Oy , Oz и вращения вокруг оси Cx , проходящей через центр масс C параллельно Ox . Для малых колебаний системы после линеаризации уравнений движения протеза и стремени [2] получим систему уравнений:

$$J_p \ddot{\Theta}_p = I_p Y_k - \pi b D \left\{ \frac{\partial^2 W}{\partial r^2} + \nu \left(\frac{1}{r} \frac{\partial W}{\partial r} - \frac{W}{r^2} \right) + b \frac{\partial}{\partial r} \Delta W \right\} \Big|_{r=b}, \quad Z_k = 0, \quad (5)$$

$$m_s (I_p \ddot{\Theta}_p - I_c \ddot{\Theta}_s) = Y_k - c_{22} (I_p \Theta_p - I_s \Theta_s), \quad J_c \ddot{\Theta}_s = Y_k I_c - c_{44} \Theta_s,$$

где J_p – момент инерции протеза относительно оси O_{px} , I_p – длина протеза, I_s – длина стремени (расстояние от его головки до основания), m_s – масса стремени, J_c – момент инерции стремени относительно оси Cx , I_c – расстояние от головки стремени K до центра масс, Y_k , Z_k – проекции силы F_k в шарнирном соединении K на оси Oy , Oz соответственно, параметры c_{22} и c_{44} характеризуют упругие свойства связок овального окна [3].

Проведем разделение переменных:

$$\chi(r, \varphi, t) = \chi(r) \cos \varphi e^{i\Omega t}, \quad (\Theta_p, \Theta_s, Y_k, Z_k) = e^{i\Omega t} (\theta_p, \theta_s, y_k, z_k), \quad (6)$$

где Ω – частота колебаний. Подставив (8) в (1), (3), (4) приходим к дифференциальному уравнению относительно $\chi(r)$, которое имеет решение в виде:

$$\chi(r) = \frac{-b\theta_p}{|\mathbf{M}|} P(r), \quad (7)$$

где

$$P(r) = \bar{\mathbf{M}}_{41} I_1(\xi_1 r) + \bar{\mathbf{M}}_{42} K_1(\xi_1 r) + \bar{\mathbf{M}}_{43} J_1(\xi_2 r) + \bar{\mathbf{M}}_{44} Y_1(\xi_2 r) +$$

$$\bar{\mathbf{M}}_{45} I_1(\xi_3 r) + \bar{\mathbf{M}}_{46} K_1(\xi_3 r),$$

\mathbf{M} – матрица размерности 6×6 , элементы которой ввиду их громоздкости здесь не приводятся, $|\mathbf{M}|$ – определитель матрицы \mathbf{M} , $\bar{\mathbf{M}}_i$, $(i = 1, \dots, 6)$ – ее соответствующие миноры, $J_1(x)$, $Y_1(x)$, $I_1(x)$, $K_1(x)$ – функции Бесселя первого порядка,

$$\xi_1(k) = \sqrt{k^2 + (c_1 - c_2) \frac{k^4}{2} + c_2^2 \frac{k^6}{8}}, \quad \xi_2(k) = \sqrt{k^2 - (c_1 - c_2) \frac{k^4}{2} + c_2^2 \frac{k^6}{8}},$$

$$\xi_3(k) = \sqrt{\frac{1}{c_1} + (c_2 - c_1)k^4}, \quad k^4 = \frac{\Omega^2 \cdot \rho_0 \cdot h}{D}.$$

Подставляя (6) в уравнения (5) и учитывая (2) и (7), приходим к трансцендентному уравнению относительно частоты колебаний Ω .

Выводы. Выведена система нелинейных дифференциальных уравнений, описывающих свободные колебания частично реконструированной колебательной системы среднего уха. Для малых колебаний системы после линеаризации получена система линейных уравнений. После разделения переменных и решения дифференциального уравнения выведено трансцендентное уравнение относительно частоты колебаний. Полученное уравнение решается численно с использованием математического пакета Maple.

Литература:

1. Assessment of vibration characteristics of different cartilage reconstruction techniques for the tympanic membrane using scanning laser vibrometry / D. Murbe [et al.]; eds. J. J. Rosowski, S.N. Merchant // *The Function and Mechanics of Normal, Diseased and Reconstruction Middle Ears*. – Netherland: The Hague, 2000.
2. Михасев, Г.И. Моделирование свободных колебаний звукопроводящей системы реконструированного среднего уха / Г.И. Михасев, М.А. Фирсов, В.П. Ситников // *Российский журнал биомеханики*. – 2005. Т. 9, № 1. – С. 52-62.
3. Modeling of Components of the Human Middle Ear and Simulation of Their Dynamic Behavior / H.-J. Beer [et al.] // *Audiol Neurotol*. – 1994. – Vol. 4. – P. 156-162.